⑲ 日本 国特 許 庁 (JP)

⑩特許出願公開

@ 公 開 特 許 公 報 (A) 平3-45452

Sint.Cl.

識別配号

庁内整理番号

❸公開 平成3年(1991)2月27日

B 60 T 8/58

Α

8920-3D

審査請求 未請求 請求項の数 1 (全7頁)

公発明の名称 車両の旋回挙動制御装置

②特 頤 平1-179155

20出 頭 平1(1989)7月13日

神奈川県横浜市神奈川区宝町2番地 日産自動車株式会社 @発明者 直 次 松 @発 明 Ш 嗣 神奈川県横浜市神奈川区宝町2番地 日産自動車株式会社 神奈川県横浜市神奈川区宝町2番地 日産自動車株式会社 淳 @発 明 駍 明 神奈川県横浜市神奈川区宝町2番地 日産自動車株式会社 @発 明 者 勿出 類 人 日産自動車株式会社 神奈川県横浜市神奈川区宝町2番地

四代 理 人 弁理士 杉村 暁秀 外5名

田 書

- 1. 発明の名称 車両の旋回挙動制御装置
- 2.特許請求の範囲
 - 1. 車輪の操舵により転向される車両において、車輪の操舵量を検出する操舵量検出手段と、 車漆を検出する車連検出手段と、

車両の旋回にともなう挙動を検出する旋回挙動 検出手段と、

接舵量変化に対する前紀挙動の変化割合が設定 値未満であるのを車輪タイヤの機方向スリップ状態と判定する車輪スリップ判別手段と、

操舵量に対応したタイヤグリップ限界車速を求める限界直流輸出手段と、

前記機方向スリップ状態の判定時検出取速が前記限界取速まで低下するよう取輪を制動するプレーキ手段とを具備してなることを特徴とする取函の旋回挙動制御装置。

3. 発明の詳細な説明

(産業上の利用分野)

本発明は車両の旋回走行時における不所望な挙

動を自動プレーキにより抑制するための装置に関するものである。

(従来の技術)

この種車両の旋回挙動制御装置すなわち、自動 ブレーキ技術としては、旋回走行中に旋回方向内 側車輪にのみ制動力を与え、車両のヨーレートの 発生を補助するようにした装置が特開昭63-2799 76号公報により提案されている。

(発明が解決しようとする課題)

しかして、この装置は、旋回走行における車両のヨーレートの発生を助長しようとするもので、車輪の横方向スリップの抑制に対してステアのでなって、 なった はいった 場合や、 旋回をにおいて、 ない カールを切った場合や、 旋回をにおいて、 ではのグリップを越えた 遠心 中間に 発生して 車輪の がけった りょうない たり、 旋回方向外側へ ドリフトア ウトした りょうな 挙動を助止することができない。

本発明は、かかる不所望な旋回挙動を操舵量変

化に対する車両の挙動変化割合より判定し得ることから、又不所望な旋回挙動が過剰車速に基くものであることから、当該判定時車速の過剰分を自動プレーキにより抑えて不所望な旋回挙動が生じないようにした装置を提供することを目的とする。 (課題を解決するための手段)

この目的のため本発明の旋回挙動制御装置は第 1 図に概念を示す如く、

車輪の操舵により転向される車両において、 車輪の操舵量を検出する操舵量検出手段と、 車線を検出する直線検出手段と、

車両の旋回にともなう挙動を検出する旋回挙動 検出手段と、

操舵量変化に対する前記挙動の変化割合が設定 値未満であるのを車輪タイヤの横方向スリップ状 臨と判定する車輪スリップ判別手段と、

操舵量に対応したタイヤグリップ限界車速を求 める限界車速検出手段と、

前記機方向スリップ状態の判定時後出車選が前 記限界車速まで低下するよう車輪を劇動するブレ ーキ手段とを設けて構成したものである。 (作 用)

これによる 事速低下で車輪タイヤは、いかなる 操舵状態のもとでも 横方向スリップを解消されて 車両を常時グリップ域で走行させ得ることとなり、 車両が旋回走行時スピンしたり、ドリフトアウト するのを防止することができる。

(実施例)

以下、本発明の実施例を図面に基き詳細に説明

する.

۲.

第2図は本発明装置の一実施例で、1L, 1Rは左右前輪、2L, 2Rは左右後輪、3L, 3Rは前輪ホイールシリング、4L, 4Rは後輪ホイールシリングを夫々示す。5はブレーキペグル、6はブレーキペグルの踏込みで2系統7、8に同時に同じ液圧を出力するマスターシリングで、系7のマスターシリング液圧は分岐した系7L, 7Rを経由し、ホイールシリング3L, 3Rに至って前輪1L, 1Rを割動し、系8のマスターシリング液圧は分岐した系8L, 8Rを経由し、ホイールシリング4L, 4Rに至って後輪2L, 2Rを制動する。

かかる通常の前後スプリット式2系統液圧プレーキ装置に対し、本例では系7L、7R、8L、8Rに失っ、常態でこれらの系を開通するカット弁11L、11R、12L、12R を挿入する。そして、自動プレーキ用の液圧源として機能するアキュムレータ13を設け、これに向けポンプ14がリザーバ65のブレーキ液を供給することにより自動プレーキ用の液圧を蓄圧する。ポンプ14の駆動モータ15は圧力スイ

ッチ16を介して電源17に接続し、この圧力スイッチはアキュムレータ13の内圧が規定値に達する時間を、モータ15(ポンプ14)を OFFするものとする。かくして、アキュムレータ13内には常時上記の規定圧が貯えられている。

アキュムレータ13の内圧は回路18によりカット 弁111、11R、12L、12R に印加し、これらカット 弁はアキュムレータ内圧に応動して対応する系7L。 7R、8L、8R を遮断するものとする。これら系に 夫々シリング19L、19R、20L、20R の出力室を接 続し、該シリングの入力室に電磁比例弁 21L、21R。 22L、22R の出力ポートを接続する。これら電磁 比例弁はソレノイド駆動電流 i、~ i。に応じて 出力ポートをアキュムレータ圧回路18及びドレン 回路23に通じ、対応するソレノイド駆動電流に比 例した液圧をシリング19L、19R、20L、20Rに供給 する。

ソレノイド駆動電流 1. ~ 1. はコントローラ 31により制御し、このコントローラには系 7. 8 の液圧 Pr. Pr. を検出する圧力センサ32. 33か らの信号、ステアリングホイール(図示せず)の 切り角 θ を検出する舵角センサ34からの信号、及 び左前輪回転数ω」、右前輪回転数ω。、左後輪 回転数ω。、右後輪回転数ω。を夫々検出 輪回転センサ35~38からの信号、車両のヨーレート トYを検出するヨーレートセンサ39又は車両に作 用する横加速度 G を検出する横 G センサ40からの 信号を入力する。なお、ヨーレート Y 及び 横加速 度 G は車両の旋回にともなう挙動の例示で、いず れか一方のみを検出すればよい。

コントローラ31はこれら入力情報から第3図の制御プログラムを一定時間 Δ t 毎に繰返し実行して以下に説明する通常通りの車輪制動及び旋回挙動制御用の車輪制動を行う。すなわち、先ずステップ41~43で系7、8の液圧 $P_{\rm P}$ 、 $P_{\rm R}$ 、 車輪回転数 ω 、 ω

における旋回挙動 Y (OLD) (又は G (OLD)) 及び θ (OLD) との差 Δ Y (又は Δ G) 及び Δ θ を演算する。次にステップ45で爆蛇量変化 Δ θ に対する 旋回挙動変化 Δ Y (又は Δ G) の 初合 Δ Y Y (又は Δ G) の 初合 Δ Y Y (又は Δ G) の の ステッ 演算する。次 取 は Δ G (又は Δ G) を 演算する。次 取 速 V を Δ の の ステッ 演算 ない。 ない 事論には Δ では、 する。この 非 朝動中 は 非 駅 動 輪 で あること か り 全 転 動 中 は 全 を R。とした 時 V ー R。 (ω : + ω :) / 2 の 積 質 に より 求 める。 し か り で 利 動 中 は 全 で で 通常 行 われて いる 手 法 に より 関 似 車 速 を 求 め、 これを 取 速 V と する。

ステップ47では、第4図のテーブルデータから 車速 V に対応した、操舵量変化に対する旋回萃動 変化割合 Δ Y / Δ θ (Δ G / Δ θ) の設定値 B を ルックアップする。第4図は車輪タイヤが路面を グリップしているか横方向にスリップしているか の境界を、操舵量変化に対する旋回挙動変化割合

で表わしたもので、車両毎に車速Vの関数として 予め実験により求めることができる。よって第4 図の境界線より上方がグリップ域を、又下方がス リップ娘を夫々示し、例えば卑速をV。にしたA 点での(スリップ域での)走行状態であれば、旋 回走行にともなう遠心力に抗しきれずタイヤが横 方向にスリップしていることを表わし、車両のス ピンやドリフトアウトを生ずる。そして、上配設 定値 8 は第 4 図中現在の車速に対応する境界線上 'の旋回挙動割合(第4図のβは車速V。に対応す るものを例示している) とし、 車速 V。 において 旋回挙動割合ΔΥ/Δθ (又はΔG/Δθ) が設 定値B以上であれば車輪タイヤが路面をグリップ していることを示すも、設定値8未満であれば車 輪タイヤが損方向にスリップしていることを示す。 ステップ48では、このことから Δ Y / Δ θ \geq β (又は⊿G/⊿8≥8)のグリップ域か否(スリ ップ域)かを判別する。グリップ域であれば、車 両のスピンやドリフトアウト等の不所望な旋回挙

動を生じないから、制御をステップ49~51に進め

て以下の知くにブレーキペグル踏力にまかせた週 常通りの車輪側動を行う。つまりステップ49では、 流輪ホイールシリンダ3L、3Rへの目標ブレーキ液 圧P1,Paを対応する系7の液圧P,に同じにセットし、後輪ホイールシリンダ4L、4Rへの目標ブレーキ液圧P1,Paを対応する系8の液圧Paに同じにセットする。そしてステップ50で、これら目標ブレーキ液圧が得られるよう第6図に対するテーブルデータから電磁比例弁21L、21R、22L、22Rの駆動電流1、~iaをルックアップし、これらをステップ51で対応する電磁比例弁に出力する。

ところで、自動プレーキ液圧源13~17が正常でアキュムレータ13に圧力が貯えられていれば、これに応動してカット弁11L、11R、12L、12Rが対応する系7L、7R、8L、8Rを遮断している。このため、電磁比例弁21L、21R、22L、22Rが駆動電流i、~1.を供給され、これらに比例した圧力を対応するシリンダ19L、19R、20L、20Rに供給する時、これらシリンダは対応するホイールシリンダにブレ

特開平3-45452(5)

4.図面の簡単な説明

第1図は本発明旋回挙動制御装置の概念図、

第2図は本発明装置の一実施例を示すシステム 図、

第3図は同例におけるコントローラの制御プログラムを示すフローチャート、

第4図は本発明で用いるスリップ域ーグリップ 域判定線図、

第5図はタイヤグリップ限界車盗を例示する線図、

第6図は電磁比例弁駆動電流と目標プレーキ液 圧との関係線図である。

16、18…前輪

21. 28…後輪

3L. 3R. 4L. 4R…ホイールシリンダ

5…ブレーキペダル

6 …マスクーシリンダ

11L, 11R, 12L, 12R…カット弁

13…アキュムレータ

14…ポンプ

19L, 19R, 20L, 20R…シリンダ

21L, 21R, 22L, 22R…電磁比例弁

31…コントローラ

32. 33…圧力センサ

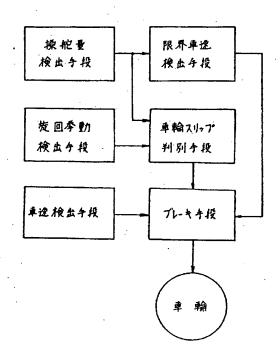
34… 舵角センサ

35~38…車輪回転センサ

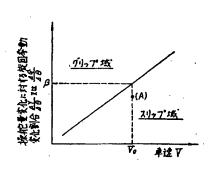
39…ヨーレートセンサ 40…横Gセンサ

特制	宇出願人	日産	自動工	日株式	会 社
代理	人弁理士	杉	Ħ	暁	秀
同	弁理士	杉	Ħ	興	作
周.	弁理士	佐	及	安	德
同	弁理士	æ	Ш		典
同	弁理士	梅	*	政	夫
同	弁理士	<u> </u>	粱		孝

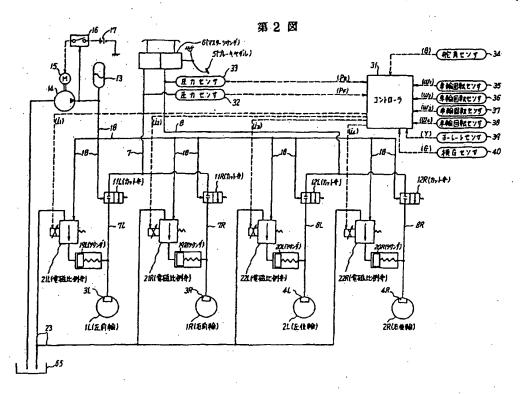
第1図

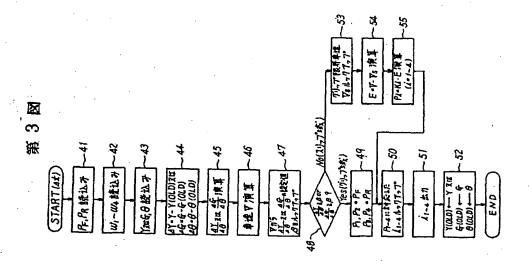


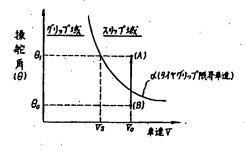
第 4 図



特閒平3-45452(6)







第6図

